

This Page Is Inserted by IFW Operations
and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

**As rescanning documents *will not* correct images,
please do not report the images to the
Image Problems Mailbox.**

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number : 2000-065199

(43)Date of publication of application : 03.03.2000

(51)Int.Cl.

F16H 61/04
 B60K 41/06
 F02D 29/00
 F02D 41/04
 // F16H 59:16

(21)Application number : 10-227845

(71)Applicant : HITACHI LTD

(22)Date of filing : 12.08.1998

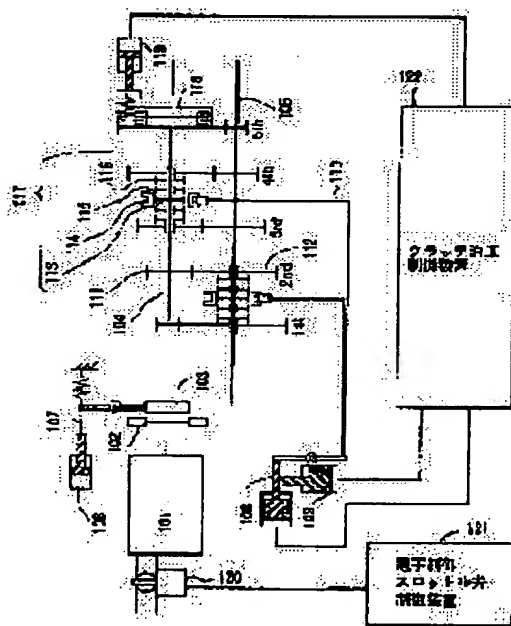
(72)Inventor : ONISHI HIROSHI
 KAYANO MITSUO
 MINOWA TOSHIMICHI

(54) CONTROL DEVICE AND CONTROL METHOD FOR AUTOMATIC TRANSMISSION

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To smoothly shift up without imparting a sense of incompatibility to an occupant by synchronizing an output shaft rotating speed with an engine speed at the shift-up time by controlling an electronic control throttle valve, and smoothly changing clutch oil pressure of a high speed side shift stage.

SOLUTION: In a transmission, a first speed and a second speed are established by fastening/releasing a driving gear 112 to/from an output shaft 105, and a third speed to a fifth speed are established by fastening/releasing a drive gear to/from an input shaft 104. The first speed to the fourth speed are fastened/ released to a shaft by a synchronizer mechanism 117, and the mechanism 117 is operated by a shift fork 110 controlled by a shift cylinder 108 and a select cylinder 109. In this case, at shift-up time, an output shaft rotating speed and an engine speed are synchronized by control of an electronic control throttle valve 120, and clutch oil pressure of the fifth speed is smoothly changed to high speed side torque from low speed side torque to guarantee a smooth shift.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2000 Japan Patent Office

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A)

(11) 特許出願公開番号
特開2000-65199
(P2000-65199A)

(43) 公開日 平成12年3月3日 (2000.3.3)

(51) Int.Cl.	識別記号	FI	テマコード (参考)
F16H 61/04		F16H 61/04	3D041
B60K 41/06		B60K 41/06	3G093
F02D 29/00		F02D 29/00	H 3G301
41/04	310	41/04	310G 3J052
// F16H 59:16			

審査請求 未請求 請求項の数5 OL (全6頁)

(21) 出願番号	特願平10-227845	(71) 出願人	000005108 株式会社日立製作所 東京都千代田区神田駿河台四丁目6番地
(22) 出願日	平成10年8月12日 (1998.8.12)	(72) 発明者	大西 浩史 茨城県日立市大みか町七丁目1番1号 株式会社日立製作所日立研究所内
		(72) 発明者	萱野 光男 茨城県日立市大みか町七丁目1番1号 株式会社日立製作所日立研究所内
		(74) 代理人	100068504 弁理士 小川 勝男

最終頁に続く

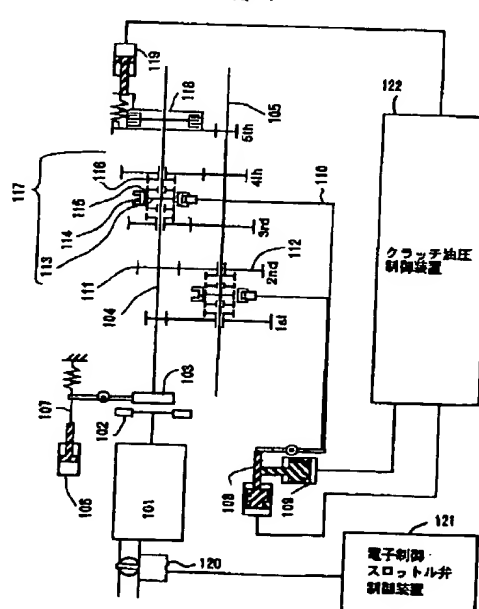
(54) 【発明の名称】 自動変速機の制御装置および制御方法

(57) 【要約】

【課題】 シフトアップ時に乗員に違和感を感じさせることなくスムーズな変速を行うことができる自動変速機の制御装置および制御方法を提供する。

【解決手段】 出力軸回転数とエンジン回転数との同期を電子制御スロットル弁を制御することで行い、高速側の変速段のクラッチ油圧を低速側で出力されるトルクから高速側で出力されるトルクに滑らかに変化させる構成とした。

図 1



【特許請求の範囲】

【請求項 1】複数個の歯車の組合せからなる変速段を有する自動変速機のクラッチの締結、解放によってエンジンからの回転出力を変速する自動変速機の制御装置において、

電子制御スロットル弁によって前記エンジンの吸入空気量を制御して前記自動変速機の出力軸回転数と前記エンジンの回転数との同期を行う電子制御スロットル弁制御装置と、

高速側の変速段のクラッチの油圧を低速側で出力されるクラッチトルクから高速側で出力されるクラッチトルクに滑らかに変化させるクラッチ油圧制御装置とからなることを特徴とする自動変速機の制御装置。

【請求項 2】請求項 1 の記載において、前記クラッチトルクを推定し、その値を用いて前記エンジンの出力トルクを目標値を算出する目標エンジントルク演算装置からなることを特徴とする自動変速機の制御装置。

【請求項 3】請求項 1 の記載において、前記電子制御スロットル弁制御装置は、一定の変速時間で前記変速が行われるように前記クラッチの油圧と前記電子制御スロットル弁の開度を制御することを特徴とする自動変速機の制御装置。

【請求項 4】複数個の歯車の組合せからなる変速段を有する自動変速機のクラッチの締結、解放によってエンジンからの回転出力を変速する自動変速機の制御方法において、

電子制御スロットル弁によって前記エンジンの吸入空気量を制御して前記自動変速機の出力軸回転数と前記エンジンの回転数との同期を行うとともに、

高速側の変速段のクラッチの油圧を低速側で出力されるクラッチトルクから高速側で出力されるクラッチトルクに滑らかに変化させることを特徴とする自動変速機の制御方法。

【請求項 5】請求項 4 の記載において、一定の変速時間で前記変速が行われるように前記クラッチの油圧と前記電子制御スロットル弁の開度を制御することを特徴とする自動変速機の制御方法。

【発明の詳細な説明】

【0001】

【発明の属する技術分野】本発明は自動車の自動変速機の制御装置および制御方法に係り、特に、手動変速機の機構を用いた自動変速機を制御する制御装置および制御方法に関する。

【0002】

【従来技術】手動変速機の機構を用いた自動変速機の従来技術の例として特開昭61-45163号公報に記載されたものがある。この文献には手動変速機の一つ高速側のギアを油圧クラッチを用いて締結解放を行い、変速時にはその変速段の油圧クラッチを滑らせてエンジン回転数

を制御して出力軸回転数と同期させて変速を行うことにより、エンジンのスロットル弁を操作することなく変速できることが記載されている。

【0003】

【発明が解決しようとする課題】しかし、上記従来技術に記載のもののように、シフトアップ時に油圧クラッチを滑らせてエンジンの回転数との同期を行うと、クラッチで発生する摩擦トルクの変化が出力軸に伝わり、乗員に違和感として感じられるという問題があった。本発明は、シフトアップ時に乗員に違和感を感じさせることなくスムーズな変速を行うことができる自動変速機の制御装置を提供することを目的とする。

【0004】

【課題を解決するための手段】本発明は、上記の課題を解決するために、シフトアップの際に、出力軸回転数とエンジン回転数との同期を電子制御スロットル弁 120 を制御することで行い、高速側の変速段のクラッチ油圧は低速側で出力されるトルクから高速側で出力されるトルクに滑らかに変化させる構成とした。

【0005】

【発明の実施の形態】以下本発明の第一実施例を、図面を用いて説明する。図 1 は本発明で用いられる変速機及びエンジンを含むパワートレインの構成図である。変速機は前進側 5 個の変速段を有し、後退側は省略してある。各変速段には、1st, 2nd, 3rd, 4th, 5th の記号を付してある。

【0006】エンジン 101 は電子制御スロットル弁 120 によって吸入空気量が制御される。このエンジン 101 は吸入空気量によって発生トルクの制御が行われる種類のエンジンである。エンジン 101 の発生トルクは、発進クラッチ 103、エンジン 101 と出力軸 105 との間に設けられた変速機を経て出力軸 105 に伝わる。発進クラッチ 103 は発進シリンダ 106 の油圧によって締結解放が行われる。発進シリンダ 106 の油圧はワイヤ 107 を経て発進クラッチ 103 に伝わる。発進クラッチ 103 はエンジン側のフライホイール 102 に押しつけられることによって締結される。

【0007】歯車の噛み合い式の変速機構は、図 1 の 1 速から 4 速までの変速段で用いられる変速機構である。変速機の基本構成は、入力軸 104 と出力軸 105、および、変速段を構成するそれぞれの軸に取り付けられた複数個の歯車である。エンジン 101 からのトルクは、入力軸 104 から変速段ごとに用いられる歯車を経て出力軸 105 に伝達される。歯車のうち、入力軸 104 に取り付けられたドライブギア 111 と出力軸 105 に取り付けられたドリブンギア 112 とが噛み合っており、この組み合わせが変速段に応じて用いられる。選択されていない変速段では、ドライブギア 111 またはドリブンギア 112 が軸に対して空転している。選択されている変速段で用いられる歯車は、ドライブギア 111、ド

リブギア112のいずれもが軸に固定されてトルクが伝わる。

【0008】図1に示された変速機では1速、2速はドリブギアが出力軸105に対して締結、解放され、3速、4速、5速ではドライブギアが入力軸104に対して締結、解放される。1速から4速まではシンクロナイズ機構117によって軸に対して締結、解放される。シンクロナイズ機構117はクラッチハブ113、スリーブ114、シンクロナイズリング115、ギアスプライン116からなっている。このシンクロナイズ機構117はシフトフォーク110によって動かされ、歯車が締結、解放される。シフトフォーク110は、クラッチ油圧制御装置122によってシフトシリンダ108とセレクトシリンダ109が動作することによって動作する。

【0009】シンクロナイズ機構117は通常の手動変速機で用いられるものである。従って1速から4速までの変速では、いったんどのギアも選択されていない中立状態が現れる。この中立状態ではスロットル弁が開いていると、エンジンがふけ上がってしまうという問題がある。それに対し5速のギアの締結、解放には自動変速機で用いられるような油圧で制御される変速クラッチ118が用いられている。この変速クラッチ118は変速シリンダ119で発生した油圧で制御される。この5速のクラッチは1速から4速までの変速の際に締結しない程度の弱い油圧が与えられる。そのためにクラッチが滑り、その摩擦力により変速の際にエンジンがふけ上がらないようになっている。なお電子制御スロットル弁120は電子制御スロットル弁制御装置121で制御され、油圧の制御はクラッチ油圧制御装置122で制御される。

【0010】上記構成の本発明では、シフトアップの際に、エンジン回転数との同期を電子制御スロットル弁120を制御することで行い、5速のクラッチ油圧は低速側で出力されるトルクから高速側で出力されるトルクに滑らかに変化させることによって乗員に違和感を感じさせず、スムーズな変速を行うことができる。

【0011】図2にシフトアップ時のタイムチャートを示す。変速が開始されると低速側のクラッチは解放され、5速のクラッチ圧が上昇する。またスロットル開度は小さくなる。変速の間エンジン回転数は高速側の回転数に同期するまで低下し、また出力トルクも低速側のトルクから低速側のトルクに滑らかに変化する。エンジン回転数が同期すると高速側のクラッチが締結され、5速のクラッチは解放される。またスロットルも通常の制御に復帰し変速が終了する。なお変速開始から変速終了までの時間を以下の説明ではTとする。

【0012】図3に5速クラッチ油圧の制御装置の構成のブロック図を、図4に出力トルクと5速クラッチ圧のタイムチャートを、図5にエンジントルク特性マップの例を示す。図5に示したエンジントルク特性マップは、

自動変速機の制御装置（図示せず）内の記憶素子に記憶されている。

【0013】図3において、はじめに、シフトアップ前出力トルク推定装置301でシフトアップ前の出力トルクが推定される。シフトアップ後出力トルク推定装置302でシフトアップ後の出力トルクが推定される。出力トルクの推定は、図5に示すようなエンジントルク特性マップによって、エンジン回転数とスロットル開度とからエンジントルクを推定し、それにギア比をかけることにより、出力トルクを推定する。シフトアップ前出力トルク推定装置301とシフトアップ後出力トルク推定装置302で推定された出力トルクは、5速クラッチ圧設定装置303に入力され、5速クラッチ圧の設定が行われる。5速クラッチ圧設定装置303では、出力トルクが低速側から高速側に滑らかに変化するように5速クラッチ圧の設定が行われる。出力トルクと5速クラッチ圧の変速時の時間変化は図4に示すようになる。このように、本実施例によれば、出力トルクがなめらかに変化するように5速クラッチ圧を変化させることができる。そして、実際の5速クラッチ圧が5速クラッチ圧設定装置303で設定されたクラッチ圧になるように、油圧弁304で油圧が制御される。

【0014】図6に電子制御スロットル弁制御装置121の構成のブロック図を示す。クラッチ油圧検出装置601で5速クラッチ油圧を検出する。検出されたクラッチ油圧はクラッチトルク推定装置603に入力され、5速クラッチで発生するトルクが推定される。また、目標減速度設定装置602で設定された目標減速度に慣性モーメント604が乗算される。推定された5速クラッチトルクから目標減速度に慣性モーメントが乗算されたものを引いて、目標エンジントルクが計算される。目標エンジントルクはスロットル開度設定装置605に入力され、図5に示したようなマップを用いてスロットル弁の目標開度が計算される。設定された目標開度はアクチュエータに送られ、スロットル弁が開き、吸入空気量が増加する。図7にシフトアップ時のエンジン回転数とスロットル弁開度のタイムチャートを示す。変速開始と同時にスロットル弁開度が小さくなり、エンジン回転数も減少する。変速が終了すると、スロットル弁の開度制御は通常運転時の制御に復帰し、スロットル弁開度は元の値に戻る。

【0015】図8に5速クラッチ圧制御のフローチャートを示す。ステップ801では、シフトアップ前の現在の出力トルクを推定し、Tosとする。次に、ステップ802では、現在の車速でのシフトアップ後の出力トルクを推定し、Toeとする。ステップ803では、Tsを制御の周期、Tを変速時間として、目標クラッチトルクの刻み値ΔTを決定する。ステップ804では初期値の設定を行う。ここでnは繰り返し回数、Tnは変速開始からの時間、Tcnは目標クラッチトルクである。また

g 5は5速のギア比である。ステップ805では、変速開始からの時間が予定の変速時間になったかどうかを調べる。変速開始からの時間が予定の変速時間に到達したら変速終了とみなし、ステップ810に行く。そうでなければステップ806に移る。ステップ806では、変速開始からの時間Tnを更新する。ステップ807では、目標クラッチトルクTcnを更新する。ステップ808では、目標クラッチトルクTcnが発生するようにクラッチ油圧を出力する。ステップ809では、nを更新する。そしてステップ805に戻る。ステップ810では、5速クラッチを解放する。

【0016】図9に電子制御スロットル弁の制御のフローチャートを示す。ステップ901では、エンジン回転数の目標減速度 dN_e/dt を計算する。ここで式中の N_{es} は変速開始前のエンジン回転数、 N_{ee} は変速終了後のエンジン回転数である。ステップ902では、初期値の設定を行う。ステップ903では、変速開始からの時間Tnが目標変速時間Tに等しいかどうかを調べる。等しければステップ910へ、そうでなければステップ904に進む。ステップ904では、変速開始からの時間Tnを更新する。ステップ905では、現在のクラッチトルクをクラッチ油圧から推定し、Tcとする。ステップ906では、エンジンの慣性トルクTgapを求める。ここでKは比例定数、Ieはエンジンの慣性モーメントである。ステップ907ではクラッチトルクTcから慣性トルクTgapを引いて目標エンジントルクTteを求める。ステップ908ではエンジントルクがTteとなるように、スロットル弁開度を、図5に示したようなマップを用いて設定する。ステップ909ではnを更新する。そして、ステップ903に戻る。ステップ91

0では通常のスロットル弁の開度制御に復帰する。

【0017】

【発明の効果】以上述べたように、本発明によれば、シフトアップ時に、乗員に違和感を感じさせることなくスムーズな変速を行うことができるという効果がある。

【図面の簡単な説明】

【図1】変速機及びエンジンを含むパワートレインの構成図。

【図2】シフトアップ時のタイムチャート。

【図3】5速クラッチ油圧の制御装置の構成のブロック図。

【図4】出力トルクと5速クラッチ圧のタイムチャート。

【図5】エンジントルク特性マップ。

【図6】電子制御スロットル弁制御装置の構成のブロック図。

【図7】シフトアップ時のエンジン回転数とスロットル弁開度のタイムチャート。

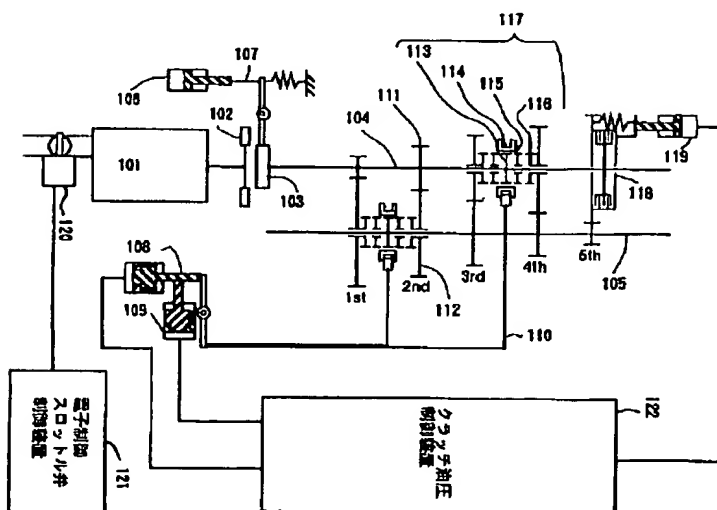
【図8】5速クラッチ圧制御のフローチャート。

【図9】電子制御スロットル弁の制御のフローチャート。

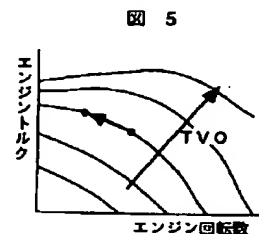
【符号の説明】

101…エンジン、103…発進クラッチ、104…入力軸、105…出力軸、111…ドライブギア、112…ドリブンギア、113…クラッチハブ、114…スリーブ、115…シンクロナイゼリング、116…ギアスプライン、117…シンクロナイゼ機構、118…変速クラッチ、119…変速シリンダ、120…電子制御スロットル弁、121…電子制御スロットル弁制御装置、122…クラッチ油圧制御装置、304…油圧弁。

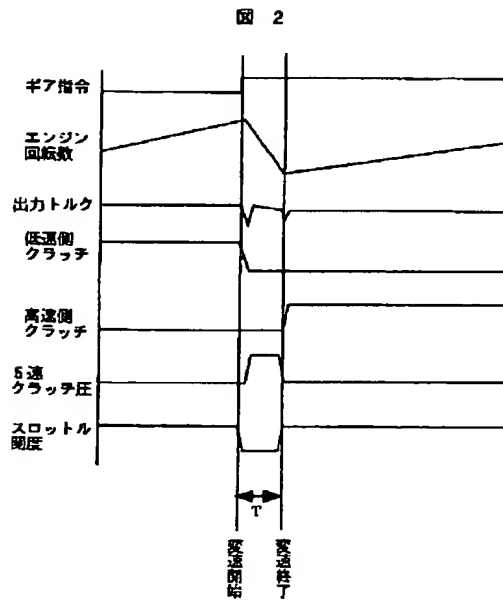
【図1】



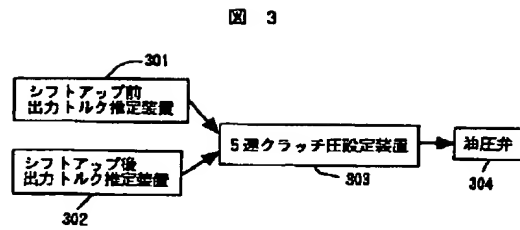
【図5】



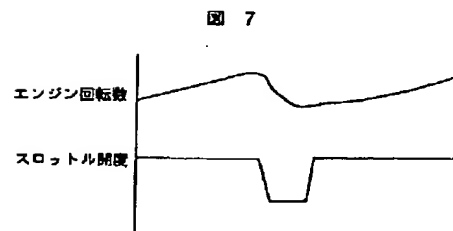
【図 2】



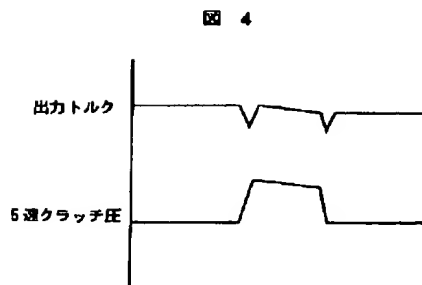
【図 3】



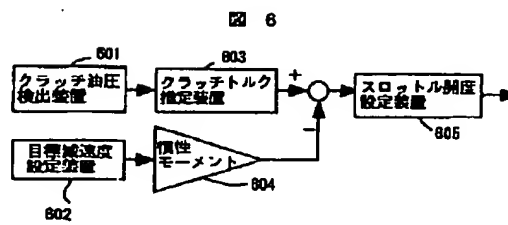
【図 7】



【図 4】

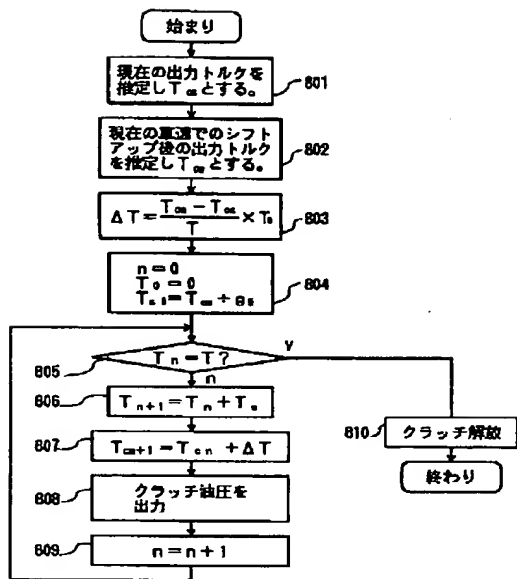


【図 6】



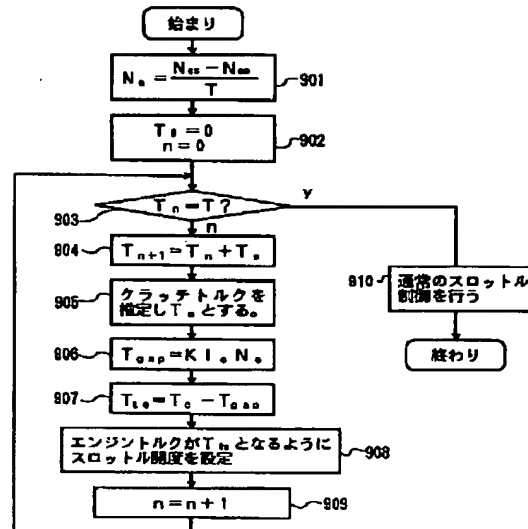
【図 8】

図 8



【図 9】

図 9



フロントページの続き

(72) 発明者 箕輪 利通

茨城県日立市大みか町七丁目 1 番 1 号 株式会社日立製作所日立研究所内

Fターム(参考) 3D011 AA32 AA53 AC15 AC18 AC30

AD02 AD04 AD05 AD18 AE03

AE04 AE22 AE23 AE39 AF01

3G093 AA05 BA03 CB06 DA06 DA09

DB11 DB23 EA02 EB03 EB07

EC04 FA04

3G301 JA04 KA12 LA01 NC02 ND01

PA01Z PA11A PA11Z PE01Z

PE06Z PF06Z PF08Z

3J052 AA01 CA07 CA14 EA03 EA04

FB33 GC13 GC23 GC32 GC43

GC44 HA03 KA01 KA16 LA01